No title available

Publication number: JP63043927 (U) Publication date: 1988-03-24

Inventor(s): Applicant(s): Classification:

- international:

B60H1/00; B60H1/34; F24F11/02; F24F13/15; B60H1/00; B60H1/34; F24F11/02;

F24F13/15; (IPC1-7): B60H1/00; B60H1/34; F24F11/02; F24F13/15

- European:

Application number: JP19860137923U 19860910 Priority number(s): JP19860137923U 19860910

Abstract not available for JP 63043927 (U)

Data supplied from the espacenet database — Worldwide

⑩公開 昭和63年(1988) 3月24日

⑩ 公開実用新案公報(U)

庁内整理番号

識別記号

昭63-43927

Ç.)					114473 314	, 🗅 🗸		11 (JUS-22 H) 2	COMPINED TO	HOO 1 (1000) 0) 1 124 17
17			1/34 1/00		1 0	1 0 3 1 0 2		A-7219-3L R-7153-3L		
F-	24		11/02 13/15		1 0	2 		H-7914-3L D-7104-3L	審査請求	未請求 (全4頁)
创考	案の急	名利	自由	助車戶	用空気調	周和核	走 置			
					②実	. B	A I	昭61-137923		
					@出	Ŕ	П	昭61(1986)9月10日		
砂考	案	老	高	愐	日	出	摊	神奈川県横浜市神奈川	区宝町2番地	日産自動車株式会社
ersk.e					~*1			内 the state of the state of th	lemant, it was a week to	en can december admit all the A. A. F.
砂考	案	者	数	田	啓		郎	神奈川県横浜市神奈川 内	区宝町2番地	日産自動車株式会社
個考	案	書	荻	原		荻	之	神奈川県横浜市神奈川	区宝町2番地	日産自動車株式会社
5 .H) CMV		ala es	内	restation to set up	man and and and and all the first of the fir
砂考	案	者	原		泖		郎	神奈川県横浜市神奈川 内	区宝町 2 番地	日産自動車株式会社
创出	PH	人	. H I	産自!	助車株	式会	社	神奈川県横浜市神奈川	区宝町2番地	
@代	理	人	种	理士	三好	保	男	外1名		

砂実用新案登録請求の範囲

@Int, Cl,1

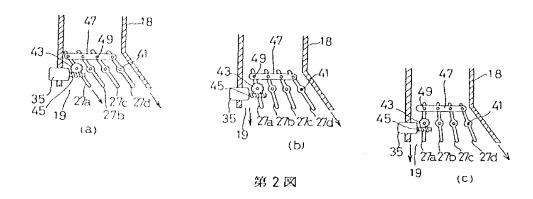
始動時から所定の切換時間経過後に、調和空気を吹出口より集中的に吹出す集中吹出しから拡散的に吹出す拡散吹出しに切換える自動車用空気調和装置であつて、前記始動時の車室内における熱負荷を検出する熱負荷検出手段と、この熱負荷検出手段の検出に基づいて前記切換時間を制御する切換時間制御手段とを備えたことを特徴とする自動車用空気調和装置。

図面の簡単な説明

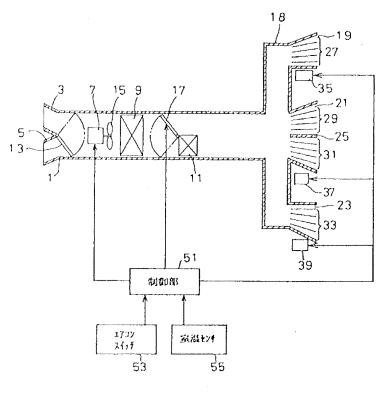
第1図はこの考案の一実施例に係わる自動車用

空気調和装置の概略的全体構成図、第2図は空気 吹出口の拡大された断面図、第3図は切換時間制 御手段の制御ブロック図、第4図は同タイムチャート、第5図は冷房開始時の熱負荷と切換時間と の相関図、第6図は切換時間制御手段の制御フローチャート、第7図は風量を決定するグラフである。

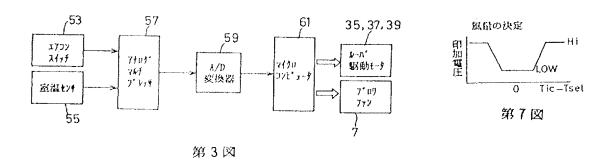
19,21,23……空気吹出口、51……制御回路(切換時間制御手段)、55……室温センサ(熱負荷検出手段)。

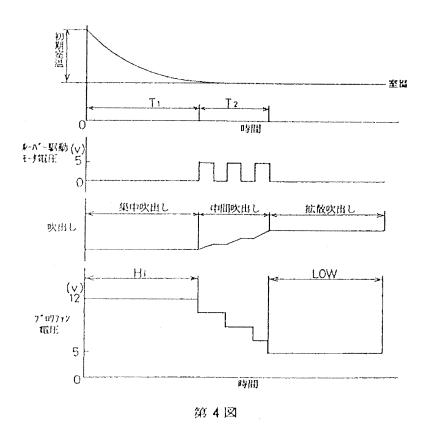


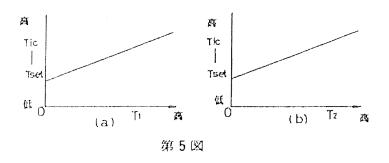
19,21,23…空気吹出口(吹出口) 51…刺御回路(切換時間切御手度) 55…室温センサ(熱負荷検出手段)

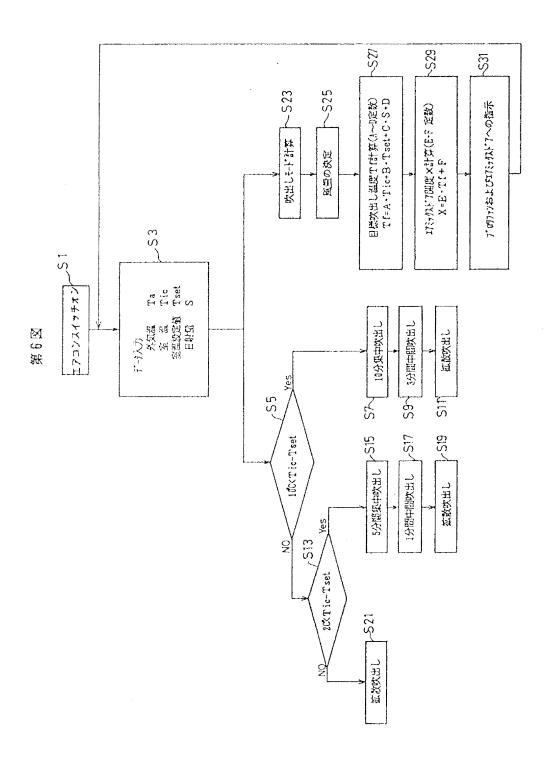


第1図









⑩ 日本 国特 許 庁 (JP) ⑪実用新案出願公開

⑩ 公開実用新案公報 (U) 昭63-43927

(51)	Int.	CI,*			識別語	근탕		庁内整理番号	磁公開 昭和63年(1988)3月24€				
	60 24		1/34 1/00 11/02 13/15		1 0 1 0		I	\ -7219-3L \ -7153-3L \ -7914-3L \ -7104-3L		育 求	未請求	(全	頁)
❷考案の名称 自動車用空気調和装置													
					の実 図出			61-137923 61(1986) 9月1 0 日					
图书	案	者	商	5 橘	日	出	雄	神奈川県横浜市神系 内	茨川区宝町2番	予地	日產自動	車株式	会社
個考	案	者	Z	田	啓		郎	神奈川県横浜市神系 内	初区宝町2番	ទ 地	日産自動	車株式	会社
份考	案	者	Ŋ	(原		莪	之	神奈川県横浜市神经内	深川区宝町2番	护地	日產自動	車株式	会社
個考	案	者	bş	Ţ.	潤		郎	神奈川県 横浜市神 奈 内	奈川区宝町2番	地	日産自動	車株式	会社
创出 创代	斑	人人		産自! 理士	動車株 三好		社 男	神奈川県横浜市神奈 外1名	京川区宝町2番	护地			

- 1. 考案の名称
 - 自動車用空気調和装置
- 2. 実用新案登録請求の範囲

始動時から所定の切換時間経過後に、調和空気を吹出口より集中的に吹出す集中吹出しから拡散的に吹出す拡大の車の出り換える自動車用空気調和装置であって、前記始動時の車室内における熱質が出する熱質があり、ことを特徴とする自動車用空気調和装置。

3. 考案の詳細な説明

[産業上の利用分野]

この考案は、例えば自動車用空気調和装置に関する。

[従 来 の 技 術]

従来の自動車用空気調和装置としては例えば特 間昭59-164217号公報に記載のものがあ る。この公報に記載された装置は、例えば冷房間

312

. .

始時に、プロワファンの速度を速くして冷気の送風量を多くすると共に、空気吹出口の風向変更板を罪めて冷気を集中的に吹出すことにより、冷房開始直後の快適な涼感を得ている。その後、切房時からタイマ等で予め設定された所をの風をがあると、プロワファンの速度を低からり、切りであると、プロの風向なり、切りではない。 せると共に、空気吹出すことに対して空気吹出すことに対している。 を快適に維持している。

また、暖房開始時には暖気の送風量を多くすると共に例えば脚部に向けて暖気を集中的に吹出すことにより、暖房開始直後の快適な暖房感を得ている。その後、冷房時と同様に切換時間経過後、暖気の送風量を少なくすると共に暖気を拡散的に吹出すことにより、車室内全体の空調感を快適に維持する。

[考案が解決しようとする問題点]

ところで、このような従来の自動車用空気調和 装置にあっては、例えば冷房開始時の車室内の熱

負荷を考慮せずに予め設定された所定時間が経過すると送風量および集中吹出しから拡散吹出しため、例えばかり、切換のではないない。このため、例えば少の切りでは、送風量のが、のない場合は、送風量のが、冷房間が呼がでする。一方、冷房間始めの切りでは、送風量の減少と拡散吹出しまう。 換時期が遅すぎて局部的に冷えすぎてしまう。

また、暖房時にあっては、暖房間始時の熱負荷が大きい場合は送風量の減少と拡散吹出しへの切換時期が遅すぎて局部的に暖まりすぎ車室内全体の暖房感が得られない。一方、暖房開始時の熱負荷が小さい場合は送風量の減少と拡散吹出しへの切換時期が早すぎて暖房開始直後の暖房感が低下する。

この考案は上記問題に着目してなされたもので、 始動時の熱負荷に応じて快適な空調感の向上を図 るこができる自動車用空気調和装置の提供を目的 とする。

[問題点を解決するための手段]

上記目的を達成するためにこの考案は、始動時から所定の切換時間経過後に、調和空気を吹出口より集中的に吹出す集中吹出しから拡散的に吹出す拡散のに切換える自動車用空気調和設置であって、前記始動時の車室内における熱負荷を検出する熱負荷検出手段と、この熱負荷を制御する切換時間を開かるとした。

[作用]

上記構成において、冷房開始時の車室内における熱負荷が高いときに冷気を集中吹出しから拡散吹出しに切換える切換時間を長くし、熱負荷が低いときは切換時間を短くする。一方、暖房開始時の車室内の熱負荷が高いときは暖気を集中吹出しから拡散吹出しに切換える切換時間を短くする。

[実施例]

以下図面に基づき、この考案の実施例を詳細に説明する。

第1図はこの考案の一実施例に係わる自動車用 315 空気調和装置の概略的全体構成図を示している。 第1図において、エアコンユニット1には上流側 に空気吸込口3および外気吸込口5が形成され、 下流側に向ってプロワファン7,エバポレータ9 およびヒータコア11が順に配設されている。

エアコンユニット1の下流側には空気吹出グリル18が設けられ、この空気吹出グリル18には

1-1

乗員の上半身に向けて空気を吹出す吹出口としての上方吹出口が設けられている。この上方吹出口とは、例えば運転席側吹出口19,中央吹出中央吹出口21 および助手席側吹出口23に別れており、る。19次出口19,23には仕切板25が設けられている。21,23から吹出される空気の風向きを可れる。21,23から吹出される空気の風向きを可れている。このルーバ27,29とルーバ31,33には仕切板25を境にして左右対称的にないにいる。各ルーバ27,29,31,33にはルーババる。各ルーバ27,29,31,33にはルーババルータ35,37,39の作動によりルーバルのとなっている。

このような構成の一例として運転席側吹出口19の拡大された断面図を第2図の乃至(のに示す。 すなわち、運転席側吹出口19内には上下方向に 延びるルーバ27a,27b,27c.27dが 車幅方向に順に配設され、ルーバ27a,27b, 27c,27dは下統側のピン41を中心として回動可能となっている。ルーバ27aには従動ギヤ43が一体的に連結されている。この従動ギヤ43にはルーバ駆動モータ35の出力軸45が連結され、従って、ルーバ駆動モータ35を駆動することによりルーバ27aがピン41を中心として回動することになる。ルーバ27a,27b,27c,27dのピン49の問隔は、下駆動している。この上流側のピン49の問隔は、下駆動してのピン41の間隔より狭く、従って、ルーバ駆動モータ35を駆動させるとルーバ27a,27b,27c,27dの下流側端部が略等間隔に拡がることになる。

この結果、ルーバ駆動モータ35の駆動により、エアコンユニット1内の空気を運転席側吹出口19から集中的に吹出す集中吹出し(第2図@), 拡散的に吹出す拡散吹出し(第2図@)および集中吹出しと拡散吹出しとの中間程度の中間吹出し(第2図@)の各状態に切換えることができる。

なお、上紀運転席側吹出口19の構成は、中央吹出口21および助手席側吹出口23にも同様に適用されている。

プロワファン7およびルーバ駆動モータ35. 37,39は切換時間制御手段としての制御回路 51の出力側にそれぞれ接続されている。これに より、プロワファン7の回転速度およびルーバ駆 動 モー タ 3 5 , 3 7 , 3 9 の 駆 動 量 が 制 御 さ れ る ことになる。また、制御回路51の出力側にはエ アミックスドア17も接続されている。これによ り、吹出口19、21、23から吹出される空気 の温度が制御されることになる。一方制御回路5 1の入力側には、例えばエアコンスイッチ53お よび熱負荷検出手段として室温センサ55が接続 されている。このような制御回路51の制御ブロ ック図を第3図に示す。すなわち、エアコンスイ ッ チ 5 3 お よ び 窒 温 セ ン サ 5 5 の 各 出 力 信 号 は ア ナログマルチプレッサ57に入力された後、Aノ D変換器59を介してディジタル信号となりマイ クロコンピュータ61に入力される。そして、こ

のマイクロコンピュータ 6 1 で演算された出力信号は、ルーバ駆動モータ 3 5 , 3 7 , 3 9 およびプロワファン 7 に入力される。

このようなルーバ駆動モータ35,37,39 およびプロワファン7の制御仕様を例えば第4図 に示す冷房時のタイムチャートに基づいて説明する。

出口19,21,23から吹出される空気は集中 吹出しとなっておりしかもプロワファン7からの 送風蛩は多い。

次に、時間丁」が経過した後であって時間丁2の経過中は、ルーバ駆動モータ35,37,39にパルス電圧(例えば5V)が印加されて段階的に集中吹出しから中間吹出しを経て拡散吹出しとなると共に、前記パルス電圧の1周期毎にプロワファン7に印加される電圧が段階的に低下して送風量も段階的に低下する。

さらに、時間干2が経過した後は、ルーバ駆動モータ35,37,39には電圧は印加されず拡散吹出しの状態を保持したままで、しかもプロワファン7に印加される電圧はLow状態(例えば5V)とされ送風量は低い状態で保持される。

次に第6図に示す制御回路51の制御フローチャートに基づいて作用を説明する。

まず、ステップS1においてエアコンスイッチ 53がオンであればステップS3に進み、外気温 センサ(図示せず)等による外気温Ta , 室温セ

.;

ンサ55で検出された室温下ic、例えば予めマニュアル設定された室温設定値下set および日射量センサ(図示せず)等による日射量Sの各データを入力する。そして、ステップS3の処理を終了した後は、ステップS5およびステップS23に進む。

ステップS5は、ステップS3の室温Ticと室温設定値Tsetとの差が10°Cを超えるか否かについて判断をする。そして、室温Ticと室温設定値Tsetとの差が10°Cを超えるとき(ステップS5肯定)はステップS7に進んで前記Tィを10分間として10分間集中吹出しになるようルーバ駆動モータ35,37,39に信号を出力する。次に3分間中間吹出しになるように信号を出力する。

ステップ S 5 で 室 温 T i c と 室 温 設 定 値 T set と の 差 が 1 ()。 C 以下 の とき (ステップ S 5 否定) 322

はステップS13に進み、室温下 icと室温設定値 Tset との差が2°Cを超えるか否かを判断する。 室温下 icと室温設定値下set との差が2°Cを超 えていると(ステップS13肯定)ステップ15 において5分間集中吹出しとし、次にステップ1 7に進んで1分間中間吹出しとした後、ステップ 19で拡散吹出しとする。

ステップS13で室温Ticと室温設定値Tsctとの差が2°C以下のとき(ステップS13否定)はステップS21に進み直ちに拡散吹出しとする。以上のステップS7乃至ステップS11およびステップS15乃至ステップS21は冷房時にルーバ駆動モータ35.37,39を指示するものであり、暖房時には別のテーブルで制御を行うことはもちろんである。

一方、ステップS23では吹出しモードを計算する。この吹出しモードの計算は、例えばステップS3の外気温Ta,室温Tic,室温設定値Tsc t および日射量S等により決定される目標吹出温度に基づいて行われ、ベントモード、バイレベル

モードまたはヒートモード等の各モードを決定する。

ステップS23の処理が終了した後はステップS25に進み、各吹出口19,21,23から吹出される空気の風量を決定する。この風量の決定は例えば第7図に示すように、窒温下icと窒温設定値下set との差に基づいて行われる。すなわち、窒温下icが窒温設定値下set と比較して低い状態がよび高い状態ではプロワファン7への印加電圧日に状態とし室温下icと室温設定値下set とが略等しいときはプロワファン7への印加電圧をしいとまはプロワファン7への印加電圧をしいとまなプロワファン7への印加電圧をしいとまなプロワファン7への印加電圧をしている。このステップS25の処理が終了した後はステップS27に進む。

ステップS27では吹出口19,21,23から吹出される空気の目標吹出し温度下fを計算する。すなわち、目標吹出し温度下fは、例えば

T「・A・Tic+B・Tset + C・S+D 式で表わされる。ただし、A乃至Dは定数である。 このステップS27の処理が終了した後はステッ プS29に進む。

ステップ S 2 9 ではエアミックスドア 1 7 の開度 X を計算する。すなわち、エアミックスドア間度 X は、

 $X = E \cdot Tf + F$

式で表わされる。ただし、EおよびFは定数である。

ステップ S 2 9 の処理終了後はステップ S 3 1 へ進み、ステップ S 2 5 で決定した風量およびステップ S 2 9 で決定したエアミックスドア 1 7 の 開度をプロワファン 7 およびエアミックスドア 3 1 に指示する。

以上のようにこの実施例によれば、冷暖房中に車室内温度を検出し続けることなく例えばに基づいたと変温設定値下set との差にがある。このにの現立を加えて集中吹出しから拡散吹出しいのの場所の変温である。このため、冷房間が見る。このを変温設定値下set との差が大きい場合、活風の減少と拡散吹出しへの切換時期が早すぎる

房間始直後の涼感が低下するのが抑えられる。一方、冷房間始時の窒温Ticと窒温設定値Tsetとの差が小さい場合、送風量の減少と拡散吹出したの切換時期が遅すぎて局部的に冷えすじからができる。したり換わる際、中間吹出しを軽でしため、集中吹出しから拡散吹出しため、集中吹出しから拡散吹出しため、集中吹出しから拡散吹出しため、集中吹出しから拡散できる流域を抑えることができる。

また、暖房時にあっては、暖房開始時の室温 丁icと室温設定値丁set との差が大きい場合、切 扱時期が遅すぎて車室内全体の暖房感が得られないということを抑えることができる。一方、暖房 開始時の室温丁icと室温設定値丁set との差が小 さい場合、切換時期が早すぎて暖房感が低下する のを抑えることができる。しかも、拡散吹出しへ は段階的に切換わるので急激な暖房感の変化を抑 えることができる。

なお、この考案は上記実施例のものに限定されず、空気吹出口19,21,23のルーバ27, 326

29、31、33等からなる集中吹出しを拡散吹出した切換える構造を例えばベルト等を用いた他の構造としてもよく、熱負荷検出手段として例えばバイメタルや形状記憶合金等で構成してもよい。

尚、前述の実施例では吹出モードの切換え時間の制御を室温丁icと室温設定値丁set との差により行なったが、これに限らず、例えば室温丁icのみに応じて吹出モードの切換時間を設定することで簡易に行なうことも出来る。

し考案の効果丁

以上説明したようにこの考案によれば、調和空気を集中吹出しから拡散吹出しに切換える切換時

間を始動時の熱負荷に応じて制御するようにしたため、冷房時に切換時期が早すぎて涼感が低下したり切換時期が遅すぎて局部的に冷えすぎるのを抑えることができる。また、暖房時にあっては、切換時期が遅すぎて東室内全体の暖房感が得られないとか切換時期が早すぎて暖房感が低下するのを抑えることができる。

4. 図面の簡単な説明

第1図はこの考案の一実施例に係わる自動車用空気調和装置の概略的全体構成図、第2図は空気吹出口の拡大された断面図、第3図は切換時間制御手段の制御プロック図、第4図は同タイムチャート、第5図は冷房開始時の熱負荷と切換時間との相関図、第6図は切換時間制御手段の制御フローチャート、第7図は風量を決定するグラフである。

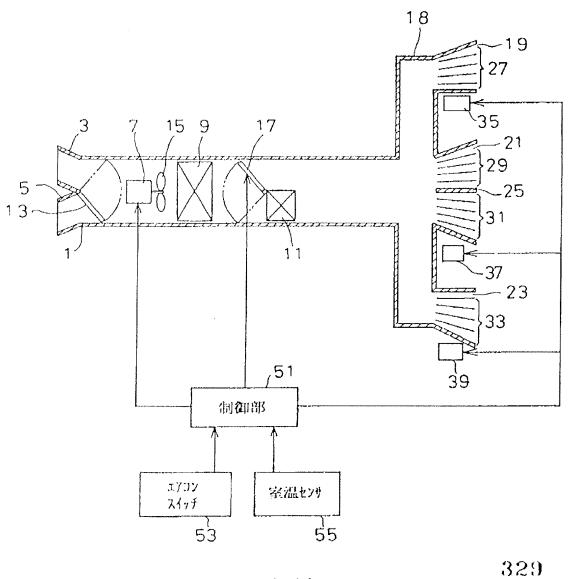
- 19,21,23…空気吹出口
- 5 1 … 制御回路(切换時間制御手段)
- 55 … 室温センサ (熱負荷検出手段)

代理人 弁理士 三 好 保 男

19.21,23…空氛吹出口(吹出口)

51…制御回路(切换時間制御手段)

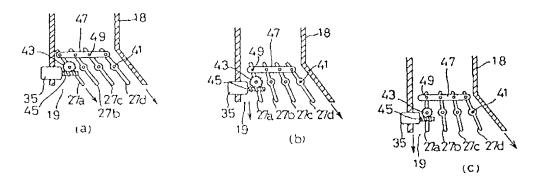
55…室温センサ(熱負荷検出手段)



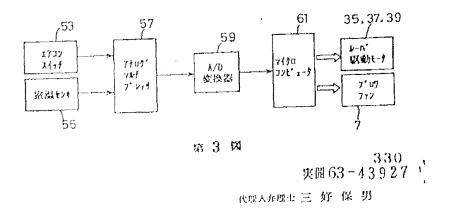
第1図

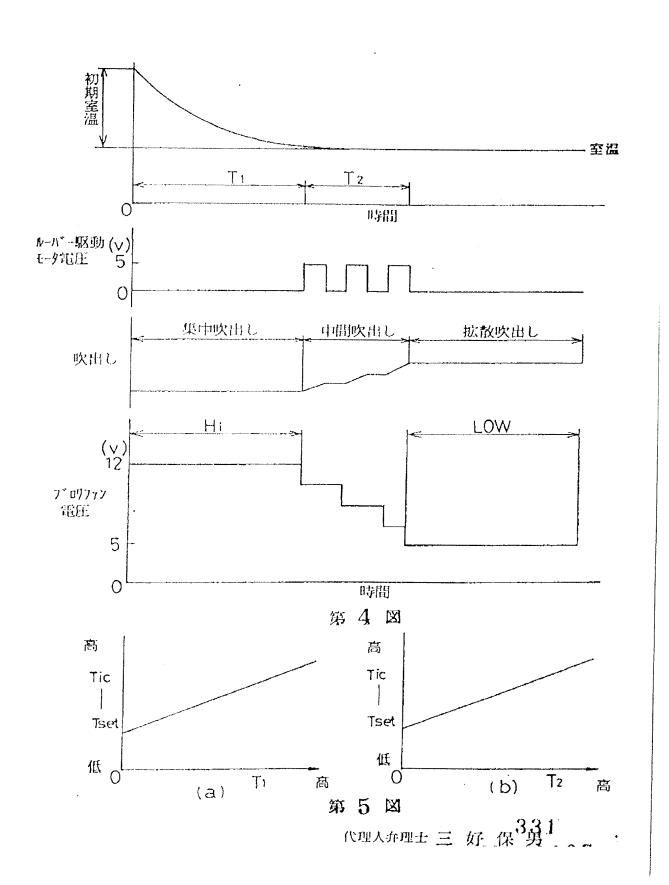
専問 63 ~ 43 9 2 7 デ

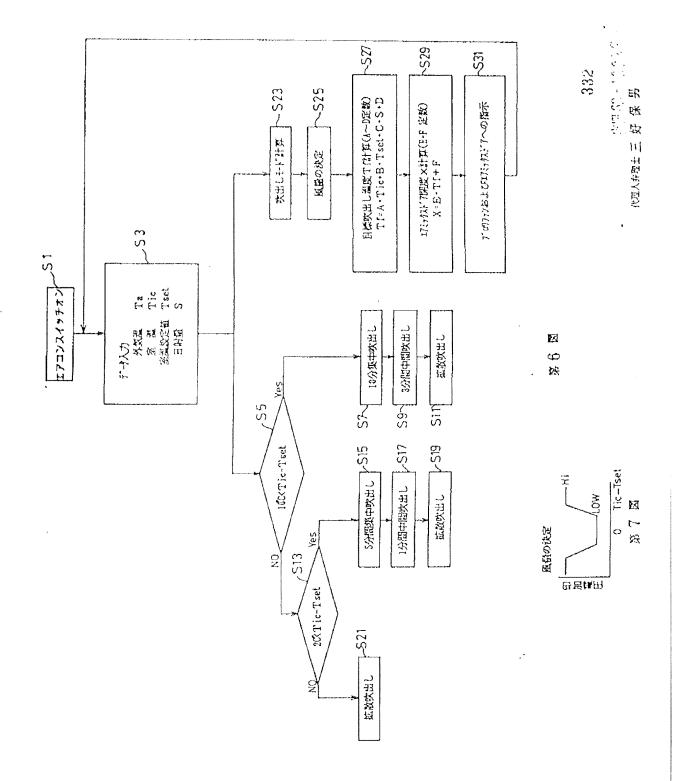
代理人介理士 三 好 保 男



第2図







(1/4) 2 E 9 E C - SIN